(19) 日本国将許庁(JP)

(12)特 許 公 報 (B2)

(11) 特許番号

第2737412号

(45) 発行日 平成10年(1998) 4月8日

(24) 登録日 平成10年(1998) 1月16日

(S1) Int. C1. 7

識別記号

F I

FO3M 26/07

520 580

F02M 25/07

520

580

r

C

請求項の数1 (全6页)

(21) 出願番号

(22) 山腹口

特願平3ー21019

(73)符許確者 000003207

トコク自動車株式会社

愛知県豊田市トヨタ町 1番地

平成3年(1991)2月14日

(72)発明者

堀 重之

(66) 公開番号 (43) 公開日

平成 4 年 (1002) 9 月 16日

愛知県豊田市トヨク町1番地 トコタ自

動軍株式会社內

平成8年(1996)10月11日

(74)代理人 介理士 青木 朗 (外·4·名)

無否官 波邊 頁

(54) 【発明の名称】EGRバルブ防鎖装置

(57)【特許請求の範囲】

【請求項1】 排気通路から吸気通路におけるスロット ルパルプの下流側へ排気ガスの一部を爆流させるため に、前記排気通路と前記スロットルバルブの下流側の吸 気通路とを結ぶEGR通路と、前記スロットルバルブの 上流側の吸気通路に開口するFGRポートと、前記FG R通路の途中に設けられ、前記EGRボートにおいて取 り出される吸気負圧に基づいて、遠流させる排気ガスの 量を制御する弁体を具えているビはドバルブと、前配E 圧を伝達する管路と、前記吸気負圧を伝達する管路の途 中に設けられ、機関のイグニッションキーと連動して前 記機関が運転状態から停止状態に移るときに、前記セG Rバルブの前記負圧作動室を前記スロットルバルブの前 記上流側の吸気通路に開口する前記EGRポートから遮

断すると同時に、それを削配スロットルバルブの前配下 流側の吸気通路へ連通させて、前記ビビKバルブの前配 負圧作動室へ前記スロットルバルブの前記下流側の吸気 負圧を作用させ、強制的に前配EGRバルブを開弁させ るパキュームスイッチングパルブを設けたことを特徴と するEGRシステムにおけるEGRベルブ防鎖装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、アルコール燃料を使用 GRポートから前配BGRバルノの負圧作動室へ吸気負 10 する内燃機関に適した排気ガス遠流 (EGRと路称す る) システムに関し、特にEGRシステムにおけるEG RバルブやEGR通路等の蛸の発生を抑制するEGRバ ルブ防蛸装置に関するものである。

[0002]

【従来の技術】実開平1 145973号公報に、アル

(2)

特許2737412

3

コールを主燃料として使用する内燃機関におけるFGRシステムの例が記載されているように、アルコールを主燃料とし、ガソリンを補助的燃料として使用する自動車である所謂ドドV(フレキンブル・ヒューエル・ビークル)における機関の排気浄化装置の一つとして、ガソリン機関と同様なEGRシステムを搭載する試みがなされている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】アルコールは燃焼するとガソリンよりも多量の水を生成するため、FFVに搭載されるアルコールを主燃料とする機関においては、再循環する排気ガスに多量に含まれている水分が、EGRパルプやFGR通路等の部分に凝縮して付着する結果、それらの部分に頻が発生し易くなり、錆によってEGR通路が開鎖される所謂「EGR詰まり」を起こし、必要なEGR量が確保されないために、機関の排気浄化性能が低下する場合がある。本発明はこの問題に対処し、FFV用のような機関であっても、凝縮水がEGRパルブ等に付着して残ることがないようにする手段を提供することを、発明の解決すべき課題としている。

[0004]

【課題を解決するための手段】木発明は、前記の課題を 解決する手段として、排気通路から吸気通路におけるス ロットルバルブの下流側へ排気ガスの一部を環流させる ために、前記排気油路と前記スロットルバルブの下流側 の吸気通路とを結ぶEGK通路と、前配スロットルバル プの上流側の吸気通路に開口するEGRポートと、前記 EGR通路の途中に設けられ、前記EGRポートにおい て取り出される必気負圧に基づいて、還流させる排気が スの量を制御する介体を具えているEGRパルプと、前 記EGRボートから前記ECRバルブの負圧作動高へ吸 気負圧を伝達する管路と、前記吸気負圧を伝達する管路 の途中に設けられ、機関のイグニッションキーと運動し て前記機関が運転状態から停止状態に移るときに、前記 ビGRバルブの前記負圧作動室を前記スロットルバルブ の前記上流側の吸気通路に閉口する前記EGRポートか ら遮断すると同時に、それを前記人ロットルバルブの前 記下流側の吸気通路へ連通させて、前記EGRパルブの 前記負圧作動宝へ前記スロットルバルブの前記下流側の 吸気負圧を作用させ、強制的に前配EGRバルブを開弁 させるパキュームスイッチングパルブを設けたことを特 徴とするEGRシステムにおけるEGRパルブ防錆装置 を提供する。

[0005]

【作用】イグニッションキーがUNで、機関が遅転されている状態では、EGRポートは管路によってEGRバルブの負圧作動室に接続され、スロットルバルブの上流側の吸気負圧に応じてEGRバルブの開度が変化し、EGR通路からスロットルバルブの下流側の吸気通路へ略一定のEGR率による俳気環流が行われる

【0006】機関が停止されるとき、イグニッションキーがOFFとなるのと運動して、バキュームスイッチングバルブは、EGRパルブの負圧作動室への管路を、FGRポートからスロットルバルブの下流側の吸気通路へ切替える。それによって、機関が完全に停止するまで値性で回転している間に、スロットルバルブの下流側の吸気通路に作用する強い吸気負圧、或いは機関が停止しても暫くの間吸気通路に残存する吸気負圧が負圧作動室に作用してEGRバルブを強制的に開弁させ、EGRバルブのバルブ室やEGR通路等に溜よっていた斑縮水は、吸気負圧によって吸気通路へ吸い出されてEGRシステムから排除される。したがって、凝縮水による蛸の発生

100071

40

や「EGR詰まり」等は防止される。

【表施例】 本発明のEGRシステムの実施例を図1に示す。図中1は図示しない機関の吸気弁に接続されるインテークマニホールドの一部を示しており、その上推側はサージタンク2とスロットルボデー3を経て、図示しないエアクリーナ等の空気取り入れ部に接続される。スロットルボデー3には、吸気通路4を開閉制御するスロットルバルブ6が設けられる。また6は、図示しない機関の排気弁に接続されるエキソーストマニホールドの一部を示し、それと吸気通路4のサージタンク2との間を接続するEGR通路7には、排気環流量を制御するEGRバルブ8が設けられる。

【0008】EGRバルブ8は角圧作動型のもので、ダイアノフム9に取り付けられた弁体10が、EGR通路7の一部を構成するEGRバルブ室11の弁座開口12を開閉するように配置され、ダイアフラム9の一方の空間は角圧作動室13となっていて、その中に設けられた匠緒スプリンダ14が、介体10を介座開口12の方へ付勢して開弁させている。エキゾーストマニホールド6とEGRバルブ室11の弁座12との間のEGR通路7には、絞り15によって排気圧室16が形成されている。

【0009】EGRバルブ8を開閉制御する制御負圧を調整するために、EGRバキュームモジュレータ17が設けられており、その内部空間はダイノンラム18によって下部の排気圧至19と上部の調圧至20とに分割され、排気圧至19は管路21によって排気圧至16に連通される。調圧至20は管路22によってスロットルバルブ5の上流側の吸気通路4に閉口している。

【0010】吸気通路4の壁面に設けられるその開口を調圧ポート23と呼ぶてとにする。ダイアフラム18には弁体24が設けられ、それによって開閉される弁座開口25を有する負圧管26が、EGRパキュームモジュレータ17を負囲しており、負圧管26の一端は管路27によって、吸気通路4のスロットルパルブ5の上流側で調圧ポート23よりも僅かに下流に関口するEGRポ50 ート23に連通すると共に、負圧管26の他端は管路2

5

9によってサーセバルブ30に連通している。調圧第20には圧縮スプリング31が設けられ、弁体24を弁座開口25から引き離り方向に付勢している。そして調圧 全20は、図示しない紋りとエアフィルタ32を介して大気に運通している。

【0011】サ・セバルブ30は機関の冷却水塞33に設けられ、冷却水の温度が所定値以上のときに開弁し、それ以下のときは開弁するようになっている。従って、所定の冷却水温度以上において、ECRバギュームモジュレータ17からのびる管路29を、管路34を通じてEGRバルブ8の負圧作動第13へ運通させる。

【0012】以上の構成は、従来から本出願人がガソリン機関において実施しているEGRンスナムと実質的に同様なものであるが、本発明の特徴に対応して図1の実施例では、吸気通路4のスロットルパルブ5上流側に開口する調圧ポート23及びEGRポート28と、EGRパキュームモジュレータ17とを連通する管路22及び管路27に、後に詳しく説明するパキュームスイッチングバルブ35を設け、これとサージタンク2とを管路36によって連通するという特殊な棒成をとっている。

【0013】バキュームスイッチングパルプ35の構造 と作動の磁様は、図2及び図3に拡大して示されてお リ、また、図3に対応する本発明特有の作動状態が、図 4にEGRシステム全体のものとして示されている。図 示実施例におけるパキュームスイッチングパル/35 は、筒状のバルブボディるでと、その中を搭動するスプ ール状の弁体38と、介体38を作動させるアクチュエ ータ39からなっている。バルブボディ37の壁面の一 側には、前述のように、管路27の一部27aによって FGRポート28に通じているポート40と、管路22 の一部22aによって調圧ポート23に通じているポー ト41が閉口すると共に、その他側には、管路27の一 部27 bによって E G K パギュームモジュレータ 17の 負圧管26に通じているポート42と、管路220一部 22bによってEGRパヤュームモジュレータ17の調 瓜宝20に通じているポート43が開口している。バル ブボディ37の一端面44にはポート45が開口して管 路36に通じている。

【0014】パキュームスイッチングバルブ35のパルブボディ37の他端面46に設けられているアクチュエータ39は、例えば、雪磁気的にスプール状の弁体38を作助させるソレノイドコイルを有しており、図示しない機関のイグニッションキーと連動して電気的に付寄される。即ち、図2は機関を駆動するUNの状態を示していおり、図3は機関を停止するOFFの状態を示している。スプール状の弁体38はキーON(図2)の状態で、ポート41とポート40を連通させる通路47と、同じくポート40とポート43を連通させる通路48を且えると共に、キーOFF(図3)の状態で上記の運通を絶ち、代わりに、ポート42とポート43の双方をポ

ート45と連通させる通路49を具えている。

【0015】図示実 MのEGRシステムを備えたアルコール燃料用の内燃機関が運転されるとき、吸気 通路4を構成する人ロットルボデー3、サージタンク2、及びインテークマニホールドーを通って内燃機関の各気筒内へ吸入される吸気の中へ、吸気通路4の途中、或いは機関の燃焼室において、図示しない燃料タンクからガソリンを所定量混入されたアルコール燃料(メタノ・ル及びエタノール)が噴射されて吸気と混合し、機関の燃焼室内で圧縮、点火されて燃焼し、内燃機関を駆動する。アルコール燃料を便用する内燃機関は、ガソリンのみを使用する機関に比べて一般に窒素酸化物の排出が少ないが、運転条件によってアルコール燃料の割合を少なくし、その分ガソリンの割合を増加した場合には、やはり窒素酸化物の排出量が無視できない程の量となるので、EGRによって排出量を低減させる必要が生じる。

【0016】前述のように、図1のEGRシステムにおいて、パキュームスイッチングパルブ35と管路36を設けないと仮定すれば、本出願人が従来から実施しているガソリンだけを燃料として使用する内燃機関におけるEGRシステムと実質的に同じような構成となるから、図示実施側においても、イグニッションキーがONとなっている内燃機関の通常の運転状態において、図2のように、バキュームスイッチングバルブ35のアクチュエータ39がメブール状の平体38を押しトげ、バルブボディ37の一端面44に始着させた状態では、従来のEGRシステムと同様な作動をする。

【0017】即ち、スプル状の弁体38の通路47は、管路22aと管路22bを連通させて、スロットルボデー3の調圧ポート23とECRバキュームでジュレータ17の調圧室20とを接続すると共に、通路48は、管路27aと管路27bを連通させて、スロットルボデー3のECRポート28とECRバキュームギジュレータ17の負圧管26とを接続し、通常のECRシステムを完成させる。このときは、サージタンク2とバキューム人イッナングバルブ35との連通は絶たれているから、リージタンク2の負圧が、通常のECRンステムの作動に影響を与えることはない。

【0018】通常のEGRシステムは、良く知られているように、EGRパルプ3におけるバルブ311の圧力と、エキゾーストマニホールド6に対して絞り15を介して運涌する排気圧第16の圧力との差を略一定に維持することによって、EGR率を略一定に保つように作動する。もっとも、スロットルバルブ5が全開しているアイドル時においては、スロットルボデー3に設けられたEGRポート28及び調圧ボート23に吸気気圧は実質的に作用しておらず、EGRパヤュームセジュレータ17内の調圧室20は勿論、EGRパルプ8の負圧作動室13は大気圧に近い圧力となっているので、圧縮スプリング14によって介体10は弁圧開口12を開じ、EG

K通路/は閉鎖されてEGR作用は停止している。ま た、機関が充分暖機されていないときには、冷却水温に よって作動するサーセバルブ30が開発しておらず、ビ GRバルブ8の負圧作動変13には吸気負圧が供給され ないから、やはりEGR作用が停止している。

【0019】スロットルパルブ5が少し開いてEGRポ ート28に吸気負圧が作用すると、機関の冷却水温が所 定値よりも高くなっている曖機状態においてサーモバル ブ30は開弁しているので、吸気負圧は、管路27、E GRパキュームギジュレータ11の负圧管26、管路2 9、サーモパルブ30、管路34を通過してEGRバル フ8の負圧作動室13に供給され、圧縮スプリング14 に抗してダイアファム9を動かし、弁体10を吸気負圧 の人ささに応じた量だり開弁させる。この吸気気圧の大 きさは、EGRポート28の吸気負圧そのものではな く、小さいながらも随圧ポート23からEGRパヤュー ムモジュレータ17の調圧室20に入る吸気負圧と、エ アフィルタ32から絞りを通して入る大気圧とから形成 される調圧室20の圧力に対する、管路21から排気圧 金19に入る排気圧力の釣り合いの関係によって、ダイ アフラム18が弁座口25を開く関度が決まり、それに よってEGRポート28の股気負圧が多少弱められた値 となる。従って、エキソーストマニホールド6の排気ガ スは、EGRバルブ&の資圧作動意13の吸気負圧に応 じた量だり開いた弁座開口 L 2 からEGR 通路 / へ入 り、リージタンク2で吸気に混入して機関の燃焼氢へ再 び供給され、燃焼温度を低下させて空素酸化物の排出量 を低減させる。

【0020】スロットルバルブ6が更に開いて高負荷逐 転に近ずくと、調圧ポート23の吸気負圧も増大するか ら、EGRバキュームモジュレータ17の網圧金20の 圧力が低トレ、ダイアフラム18によって弁体24は圧 縮スプリング31に抗して井座口25に近づき、これを 閉塞させようとするから、ビビドボート28の吸気負圧 が殆どそのままEGRバルブ8の負圧作動主13に加え られ、EGRバルブ8の弁体10は弁座開口」2を大さ く開いて、大量の排気ガスがエキゾーストマニボールド 6からECR通路でを経てサージタンクでに流入し、高 率のECRを実行するようになる。このようにして、吸 一定のEGR率が事現することになる。

【UU21】図1の実施例においては、EGRポート2 8及び調圧ポート23からEGRパキュームモジュレー タ17に到る、吸気負圧伝達のための管路27及び管路 22の途中に、イグーッションキーと運動するバキュー ムスイッチングバルプ35を介揮し、管路36によって 選択的にスロットルバルブ5下流のサージタンク2の吸 気負圧をEGRバキュームモジュレータ17に供給し得 るようにしたので、機関を停止するためにイグニッショ

ブ35は図2の状態から図3の状態に切り替わる。これ は、例えば、アクチュエータ39の電磁気的な付勢が解 かれたときに、図示しない内部の圧縮スプリングによっ て、スプール状の弁体38が図3の位置まで引き上げら れるように構成することによって行うことができる。

【0022】図3の状態においては、人ノール状の弁体 38が實路22a及び管路27aのEGRバヤュームモ ジュレータ17に対する違通を遮断し、スロットルバル ブ 5 上流の E G R ポート 2 8 及び調圧ポート 2 8 に作用 10 する吸気負圧のECRシステムへの影響をなくして(も っとも、内燃機関の停止の時にはスロットルバルブ5は 急速に閉じるので、その上流位置では吸気負圧が実質的 に消滅するが)、その代わりに、スロットルバルブ5が 閉じることによって急速に高まるサージタンク2の吸気 負圧を、管路36、パキュームスイッチングパルブ35 のポート45、空間50、通路49を選じて管路22b 及び管路27bへ導入し、更に、EGRバキュームセジ ユレータ17の負圧管20、管路29、リーモバルブ3 O、管路34を経てEGRバルブ8の負圧作動館13に それを印加して、介体10を瞬間的に全開させるのであ る。図4はこの状態を示している。

【0023】イグニッションキーがOFFになっても、 クランク軸が停止するまでには相当の時間があり、ま た、クランク軸が停止した後も暫くの間はスロットルバ ルブ5の下流には吸気負圧が残るから、この間に上記の ような特別の作動が起こると、多量の排気ガスがエキゾ ーストマーホールドもからEGRパルン8の弁体10を 通ってEGR通路でい流れ、更にリージタンク2及びイ ンテ・クマニホールド1を通って再び機関の燃焼室へ吸 入されるから、それまでにEGRパルプ8のパルプ室1 1やEGR通路7に溜まっていた凝縮水は、この大量の 強い排気ガスの流れによってサージタンク3、インテー クマニホールド1、更にけ機関の燃焼室へ運び出され、 EGRバルプ窓11やEGR涌路1等に残ることがか い。従って、凝縮水によってEGR通路7やEGRパル ブと等が発館して異物等と共に通路を塞いだり、腐食し で使用不能となるようなことがない。

【0024】好都合なことには、上記のような特別の作 動は機関の停止時に行われるので、イグニッションキー 気流量に大体比例する流量の排気ガス遥流が行われ、略 40 むOFFにすることによって、同時に機関への燃料の噴 射も停止しており、憤性によって機関が回転を続ける 間、及び、回転が停止しても吸気負圧が残存する間に、 排気ガスが上記のようにEGRパルプ室11やEGR通 路7年を掃気するとき、その排気ガスは殆どが空気だけ になっていて、その中に含まれる燃料、燃焼ガス、水分 等の量は僅かな量になっているから、この際の排気ガス による疑縮水のパージ効果は非常に高いものとなる利点 がある。

【0025】イグニッションキーがOFFにされ、上記 ンキーをOFFにすると、バキュームスイッチングバル 60 のような作動によって疵縮水のパージが行われた後、慣 性による機関の回転も停止すると、スロットルバルブ5

の隙間からサージタンク2~侵入する空気や、EGRパ

キュームセジュレータ11のエアフィルタ32から流入。

する空気によってEGRバルノ8の負圧作動率13は緩

やかに人気圧に近づさ、EGRパルンもの弁体10は弁

座開口12を閉じて、上配の作用は終丁する。機関が再

び始助されるとき、イグニッションキーがONになるこ

とによって、バキュームスイッチングバルブココは図コ

の状態から図2の状態に変わり、通常のEGRシステム と同じ構成になって、EGR効果が充分に発揮される。 【0026】図示実施例のスロットルボデー3は、EG

Rポート28の他に調圧ポート23を具えており、それ

に応じてバキュームスイッチングバルブ35は、通路4 9の他に二つの通路47及び48を具えていると共に、

EGRパキュームモジュレータ17も対応する解成を有

するが、本発明はこのような構造に限定される訳ではな く、吸気負圧を取り出すポートがEGRポート28ただ

一つの場合にも、それとEGRパルプ8の負圧作動室1

3とを結ぶ管路の途中に、通路48と通路49とを有す

【発明の効果】本発明を実施することにより、FFV用

のアルコール燃料を使用する機関のように排気ガスの中

に多量の水分を含む場合でも、EGRシステムが解析水

(6)

特許2737412

恐れがなくかる。したがって、EGRシステ人の正常な 作動が保障され、排気浄化性能が低下したり、触媒が劣 化したり、ドライパピリティが悪化することがない。

10

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施例を示す全体機成図である。

【図2】本発明の要部であるパキュームスイッチングバ ルブの一実施例について、その構造と一つの作動状態を **示す断面図である。**

【図3】図2と同じく他の作動状態を示す断面図でめ

【図1】図1と同じく他の作助状態を示す全件構成図で ある。

【符号の説明】

1…インテークマニホールド

5…スロットルパルブ

6…エキソーストマニホールド

7···EGR通路

8…EGRバルブ

10…弁体

るパキュー人スイッチングパルプ 3 5 を設けることによ 20 13… 負圧作動室

17…ECRバヤュームモジュレータ

21、22、37、26…管路

28 ... EGR#-1

35…パキュームスイッチングパルブ

38…スプール状の弁体

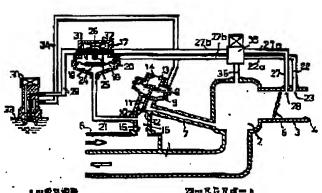
によって蛭を発生して「ビビス計まり」を起こすような

り、本発明を適用することが可能である。

[0027]

【図1】

(図2)



7-BORES

8-BCR-NIVY

17mBGR.メキュームモジニレ

37ーパテュームスイッナンダバルブ

ローバチェームダイッチングバルブ

第一アクテェエータ

(6)

特許2737412

